## BEST AVAILABLE COPY



## 日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

15. 3. 2004

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

REC'D 2 9 APR 2004

出 願 年 月 日
Date of Application:

2003年 3月14日

WIPO PC

出願番号 Application Number: .

特願2003-070015

[ST. 10/C]:

[JP2003-070015]

出 願 人
Applicant(s):

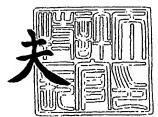
松下電器産業株式会社

PRIORITY DOCUMENT

SUBMITTED OR TRANSMITTED IN COMPLIANCE WITH RULE 17.1(a) OR (b)

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 2004年 4月14日





【書類名】

特許願

【整理番号】

2922540012

【提出日】

平成15年 3月14日

【あて先】

特許庁長官殿

【国際特許分類】

F04B 39/00

F04B 39/02

【発明者】

【住所又は居所】

滋賀県草津市野路東二丁目3番1-2号 松下冷機株式

会社内

【氏名】

西原 秀俊

【特許出願人】

【識別番号】 000005821

【氏名又は名称】 松下電器産業株式会社

【代理人】

【識別番号】

100097445

【弁理士】

【氏名又は名称】 岩橋 文雄

【選任した代理人】

【識別番号】 100103355

【弁理士】

【氏名又は名称】 坂口 智康

【選任した代理人】

【識別番号】

100109667

【弁理士】

【氏名又は名称】 内藤 浩樹

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

011305

【納付金額】

21,000円

## 【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】

9809938



【発明の名称】 圧縮機

#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 密閉容器内にオイルを貯留するとともにガスを圧縮する圧縮要素を収容し、前記圧縮要素は鉛直方向に延在し回転運動するシャフトと前記シャフトの下端に形成され前記オイルに連通するオイルポンプを備え、前記オイルポンプは前記シャフトに形成された円筒空洞部と、前記円筒空洞部に同軸状にかつ回転自在に挿入される挿入部と、前記挿入部に形成され前記オイルとの間で粘性抵抗を発生する翼部を備えるとともに、前記円筒空洞部内周又と前記挿入部外周の間に前記オイルが上昇する向きに螺旋溝を形成した圧縮機。

【請求項2】 円筒空洞部はシャフトに固定したスリーブによって形成される 請求項1に記載の圧縮機。

【請求項3】 スリーブは上面部を有する略円筒状をなし、挿入部の上部と前記スリーブの上面部とを回転自在に結合した請求項2に記載の圧縮機。

【請求項4】 スリーブは底面部を有する略円筒状をなし、挿入部の底部と前記スリーブの底面部とを回転自在に結合した請求項2に記載の圧縮機。

【請求項5】 圧縮要素は密閉容器内に弾性的に支持された請求項1から請求項4のいずれか1項に記載の圧縮機。

【請求項6】 電動要素は電源周波数以下の周波数を含む運転周波数で駆動される請求項1から請求項5のいずれか1項に記載の圧縮機。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

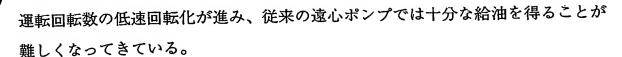
#### 【発明の属する技術分野】

本発明は圧縮機の摺動部にオイルを供給するオイルポンプの改良に関するものである。

[0002]

#### 【従来の技術】

近年、地球環境に対する要求から家庭用冷蔵庫やエアコンは、ますます省エネ化への動きが加速されている。そういった中、冷媒圧縮機はインバータ化され、



#### [0003]

従来の圧縮機としては、遠心ポンプに代わって低速回転でも安定したポンプ能力が得られやすい粘性ポンプを備えたものがある(例えば、特許文献1参照)。

#### [0004]

以下、図面を参照しながら上記従来技術の圧縮機について説明する。なお以下 の説明において、上下の関係は、密閉型電動圧縮機を正規の姿勢に設置した状態 を基準とする。

#### [0005]

図6は、従来の圧縮機の要部断面図である。図6において、密閉容器1の底部にはオイル2を貯留している。電動要素5は固定子6および永久磁石を内蔵する回転子7から構成される。圧縮要素10を形成する中空のシャフト11には回転子7が嵌装されるとともに、少なくとも下端がオイル2に浸漬しシャフト11と一体に回転するスリーブ12が固定されている。

#### [0006]

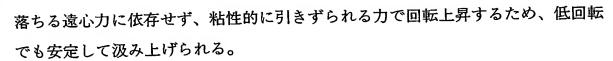
中央部がくぼんだ略U字状をなし、弾性材で形成されたブラケット15は固定子6に固定された囲い板16に両端部が固定されている。プラスチック材料よりなり、スリーブ12に挿入された部材20は外周にらせん溝を形成し、スリーブ12との間でオイル通路を形成する。部材20の下端はブラケット15の中央部に固定されている。

#### [0007]

以上のように構成された従来の圧縮機について、以下その動作を説明する。

## [0008]

電動要素 5 に通電がなされると、回転子 7 は回転し、これに伴ってシャフト 1 1 も回転し、圧縮要素 1 0 は所定の圧縮動作を行う。オイル 2 は部材 2 0 の外周 に形成されたらせん溝とスリーブ 1 2 との間で形成されたオイル通路の中を、スリーブ 1 2 の回転に伴ってスリーブ内周面に粘性的に引きずられることで回転上昇し、シャフト 1 1 の中空部上部へと汲み上げられる。オイル 2 は低回転で力が



[0009]

#### 【特許文献1】

特表2002-519589号公報

[0010]

#### 【発明が解決しようとする課題】

しかしながら、上記従来の構成は、ブラケット15が部材20を保持するため 寸法精度が悪いと部材20がスリーブ12の中でこじりを生じる。このこじりは ブラケット15が弾性材で形成されていることで吸収する構造になっているが、 このこじりが大きいとスリーブ12と部材20との間で摩耗が発生し、ポンプ能 力が低下してしまったり、摩耗紛が発生してオイルとともに摺動部に循環し、摺 動部に噛みこまれて圧縮要素をロックさせてしまうといった欠点があった。

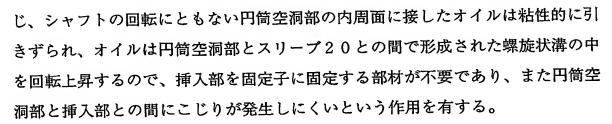
#### [0011]

また部材20は回転子7をまたいで固定子6に間接的に固定されるため、部材20と固定子6を橋架するための長い部材とこれを固定するための手段および工程を必要とするため、どうしても圧縮機のコストが上がってしまうといった欠点があった。本発明は、信頼性が高く、安価な圧縮機を提供することを目的とする

#### [0012]

## 【課題を解決するための手段】

本発明の請求項1に記載の発明は、密閉容器内にオイルを貯留するとともにガスを圧縮する圧縮要素を収容し、前記圧縮要素は鉛直方向に延在し回転運動するシャフトと前記シャフトの下端に形成され前記オイルに連通するオイルポンプを備え、前記オイルポンプは前記シャフトに形成された円筒空洞部と、前記円筒空洞部に同軸状にかつ回転自在に挿入される挿入部と、前記挿入部に形成され前記オイルとの間で粘性抵抗を発生する翼部を備えるとともに、前記円筒空洞部内周と前記挿入部外周の間に前記オイルが上昇する向きに螺旋溝を形成したもので、挿入部は翼部によって回転が抑制され、円筒空洞部との間に相対的な回転差が生



#### [0013]

請求項2に記載の発明は、請求項1に記載の発明に、円筒空洞部は前記シャフトに固定したスリーブによって形成されるもので、耐摩耗性の高い材料を適用できるという作用を有する。

#### [0014]

請求項3に記載の発明は、請求項2に記載の発明に、スリーブは上面部を有する略円筒状をなし、外周に螺旋溝を形成した前記挿入部の上部と前記スリーブの上面部とを回転自在に結合したもので、スリーブと挿入部を予め一体に組み立てることができるという作用を有する。

#### [0015]

請求項4に記載の発明は請求項2に記載の発明に、スリーブは底面部を有する 略円筒状をなし、外周に螺旋溝を形成した前記挿入部の底部と前記スリーブの底 面部とを回転自在に結合したもので、スリーブと挿入部を予め一体に組み立てる ことができるという作用を有する。

#### [0016]

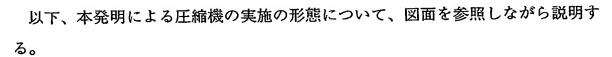
請求項5に記載の発明は請求項1から請求項4のいずれか1項に記載の発明に 、圧縮要素は密閉容器内に弾性的に支持されたもので、構成部品を密閉容器側に 固定しなくてもよく、粘性ポンプを適用した弾性的に支持された圧縮機を実現で きるという作用を有する。

## [0017]

請求項6に記載の発明は請求項1から請求項5のいずれか1項に記載の発明に 、電動要素は電源周波数以下の周波数を含む運転周波数で駆動されるもので、低 回転運転を実現できるという作用を有する。

#### [0018]

### 【発明の実施の形態】



#### [0019]

(実施の形態1)

図1は、本発明の実施の形態1による圧縮機の断面図、図2は同要部断面図、 図3は同要部斜視図である。

#### [0020]

図1から図3において、密閉容器101にはオイル102を貯留するとともに 、冷媒ガス103を充填している。

#### [0021]

圧縮要素110は、シリンダー113を形成するブロック115と、シリンダー113内に往復自在に嵌入されたピストン117と、ブロック115の軸受け部116に軸支される主軸部120および偏芯部122からなるシャフト125と、偏芯部122とピストン117を連結するコンロッド119とを備え、レシプロ式の圧縮要素を形成している。

#### [0022]

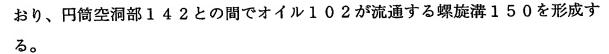
電動要素135は、ブロック115の下方に固定されインバータ駆動回路(図示せず)とつながっている固定子136と、永久磁石を内蔵し主軸部120に固定された回転子137から構成され、インバータ駆動用の電動要素を形成している。

#### [0023]

スプリング139は固定子136を介して圧縮要素110を密閉容器101に 弾性的に支持している。

#### [0024]

シャフト125の主軸部120の下端にはオイル102に浸漬したオイルポンプ140が形成されている。オイルポンプ140は主軸部120の下方に形成された円筒空洞部142と、円筒空洞部142に同軸状にかつ回転自在に挿入される挿入部145と、挿入部145に一体に形成された複数の羽からなる翼部147とを備える。挿入部145の外周にはねじ山状の螺旋突起149が形成されて



#### [0025]

挿入部145と翼部147は耐冷媒、耐オイル性を有したプラスチクスの成形 品で部材151を形成する。部材151の内部は空洞で上部152には貫通孔1 53が開いている。157はビスで、貫通孔153を通して部材151を円筒空 洞部142の天井面に回転自在に結合している。

#### [0026]

連通孔160は円筒空洞部142の天井面から上方へと穿孔し、軸受け部116内周面と主軸部120外周面で形成される摺動部に連通開口する横孔162と円筒空洞部142とを連通する。

#### [0027]

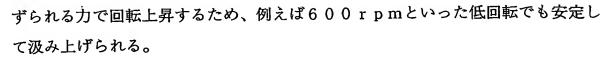
以上のように構成された圧縮機について、以下その動作を説明する。固定子136に上記インバータ駆動回路より通電がされると回転子137はシャフト125とともに回転する。これに伴い偏芯部122の偏芯運動はコンロッド119を介してピストン117をシリンダー113内で往復運動させ、吸入ガスを圧縮する所定の圧縮動作を行う。

#### [0028]

シャフト125の主軸部120の回転に伴い円筒空洞部142は回転する。一方、挿入部145は円筒空洞部142の回転に引きずられて回転しようとするが、翼部147がオイル102の中で回転方向の強い粘性抵抗を受けるため、円筒空洞部142の回転数よりはるかに低い回転数で回転する。従って円筒空洞部142と挿入部145との間にはシャフト125の回転数に近い回転数差が生じる。このことによってオイルは螺旋溝150の中を円筒空洞部142の回転に引きずられて上昇し、その際発生する油圧によって連通孔160内を上昇し、横孔162を通って軸受け部116内周面と主軸部120外周面で形成される摺動部に到達しこれを潤滑する。

#### [0029]

この際、オイル102は低回転で力が落ちる遠心力に依存せず、粘性的に引き



#### [0030]

ここで本実施の形態によれば部材151は上部152の貫通孔153を通して ビス157で円筒空洞部142の天井面に回転自在に結合しているだけなので、 円筒空洞部142と挿入部145との間にはこじりによる側圧はほとんど発生せず、従って円筒空洞部142と挿入部145との摺動摩耗の発生は極めて少ない。その結果、摩耗紛が発生してオイルとともに摺動部に循環し、摺動部に噛みこまれて圧縮要素をロックさせてしまうといったことが無くなり、高い信頼性を備えた圧縮機が実現できた。

#### [0031]

さらに挿入部145は、翼部147がオイル102の中で回転方向の強い粘性 抵抗を受けることで自己の回転が妨げられるため従来のように固定子136に間 接的に固定する必要が無く、上部152の貫通孔153を通してビス157で円 筒空洞部142の天井面に回転自在に結合するだけのため極めてシンプルな構成 となり、部品や工程が少なくその結果低コストの圧縮機を実現できるというメリットが得られる。

#### [0032]

#### (実施の形態2)

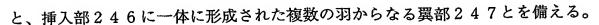
図4は本発明の実施の形態2による圧縮機の要部断面図である。以下、図4に 基づいて本実施の形態の説明を進めるが、実施の形態1と同一構成については、 同一符号を付して詳細な説明を省略する。

#### [0033]

シャフト225の主軸部220の下端にはオイル102に浸漬したオイルポンプ240が形成されている。

#### [0034]

主軸部220内には主軸部220と同軸状に連通孔241が形成され、オイルポンプ240は連通孔241に圧入固定され円筒空洞部242を形成するスリーブ243と、スリーブ243に同軸状にかつ回転自在に挿入される挿入部246



#### [0035]

スリーブ243は略円筒形でキャップ状をなし、ビス孔244を設けた上面部245を形成する。上面部245にはオイル102が通過するパス孔248を設けている。

#### [0036]

スリーブ243の材料は比較的高い精度が得やすく挿入部246と摺動材として相性のいい鉄板のプレス材料を用いているが、他にも挿入部246と摺動材として相性のいい例えばプラスチクスや板ばね鋼で形成してもよい。

#### [0037]

挿入部246の外周にはねじ山状の螺旋突起249が形成されており、スリーブ243との間でオイル102が流通する螺旋溝250を形成する。

#### [0038]

挿入部246と翼部247は耐冷媒、耐オイル性を有したプラスチクスの成形 品で部材251を形成する。部材251の内部は空洞で上部252には貫通孔2 53が開いている。ビス257はワッシャ257aを介し貫通孔253を通して ビス孔244へ螺合することで、部材251を上面部245に回転自在に結合し ている。

#### [0039]

ワッシャ257aはテフロン (登録商標) からなり、部材251とのスラスト 方向の摺動を司る。

#### [0040]

連通孔241は横孔262を介して軸受け部116内周面と主軸部220外周 面で形成される摺動部に連通開口してる。

## [0041]

以上のように構成された圧縮機について、以下その動作を説明する。

## [0042]

固定子136にインバータ駆動回路より通電がされると回転子137はシャフト225とともに回転する。

#### [0043]

シャフト225の主軸部220の回転に伴いスリーブ243の形成する円筒空洞部242は回転する。一方、挿入部246は円筒空洞部242の回転に引きずられて回転しようとするが、翼部247がオイル102の中で回転方向の強い粘性抵抗を受けるため、円筒空洞部242の回転数よりはるかに低い回転数で回転する。従って円筒空洞部242と挿入部246との間にはシャフト225の回転数に近い回転数差が生じる。このことによってオイルは螺旋溝250の中を円筒空洞部242の回転に引きずられて上昇し、その際発生する油圧によってパス孔248を通って連通孔241内を上昇し、横孔262から軸受け部116内周面と主軸部220外周面で形成される摺動部に到達しこれを潤滑する。

#### [0044]

この際、オイル102は低回転で力が落ちる遠心力に依存せず、粘性的に引きずられる力で回転上昇するため、例えば600rpmといった低回転でも安定して汲み上げられる。

#### [0045]

ここで本実施の形態によれば、部材251は上部252の貫通孔253を通し、ワッシャ257aを介してビス257で上面部245に回転自在に結合しているだけなので、スリーブ243と挿入部246との間にはこじりによる側圧はほとんど発生せず、従ってスリーブ243と挿入部246との摺動摩耗の発生は極めて少ない。その結果、摩耗紛が発生してオイルとともに摺動部に循環し、摺動部に噛みこまれて圧縮要素をロックさせてしまうといったことが無くなり、高い信頼性を備えた圧縮機が実現できた。

#### [0046]

また、スリーブ243にはオイル102を押し上げる力の反力として下向きの力が発生する。この力はスラスト方向の荷重として摺動面へ負荷される。本実施の形態ではスリーブ243の上面部245とワッシャ257aとの間が摺動部となるが、ワッシャ257aがテフロン(登録商標)でできているため、その自己潤滑性によって異常摩耗が防がれる。

#### [0047]

さらに挿入部246は、翼部247がオイル102の中で回転方向の強い粘性 抵抗を受けることで自己の回転が妨げられるため従来のように固定子136に間 接的に固定する必要が無く、上部252の貫通孔253を通してワッシャ257 aを介しビス257で上面部245に回転自在に結合するだけのため極めてシン プルな構成となり、部品や工程が少なくその結果低コストの圧縮機を実現できる というメリットが得られる。

#### [0048]

しかも本実施の形態によればスリーブ243と部材251とをビス257でワッシャ257aを介し螺合することでオイルポンプ240を独立した部品として予め組み立てておき、シャフト225へ回転子137を圧入した後前述した独立した部品であるオイルポンプ240を連通孔241へ圧入するだけで組み立てが完了し、極めて合理的で高い生産性が実現できる。

#### [0049]

#### (実施の形態3)

図5は本発明の実施の形態3による圧縮機の要部断面図である。以下、図5に基づいて本実施の形態の説明を進めるが、実施の形態1と同一構成については、同一符号を付して詳細な説明を省略する。

#### [0050]

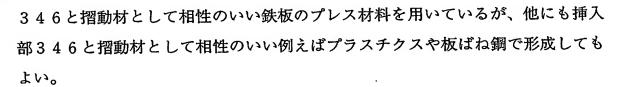
シャフト325の主軸部320の下端にはオイル102に浸漬したオイルポンプ340が形成されている。

#### [0051]

主軸部320内には同軸状に連通孔341が形成され、オイルポンプ340は 連通孔341に圧入固定され円筒空洞部342を形成するスリーブ343と、ス リーブ343に同軸状にかつ回転自在に挿入される挿入部346と、挿入部34 6に別体に形成された複数の羽からなる翼部347とを備える。

#### [0052]

スリーブ343は略円筒形でキャップ状をなし、中心部にロッド孔344を設けた底面部345を形成する。底面部345にはオイル102が通過するパス孔348を設けている。スリーブ343の材料は比較的高い精度が得やすく挿入部



#### [0053]

挿入部346は耐冷媒、耐オイル性を有したプラスチクスの成形品で外周には ねじ山状の螺旋突起349が形成されており、スリーブ343との間でオイル1 02が流通する螺旋溝350を形成するとともに底部352には小径孔353が 穿孔されている。

#### [0054]

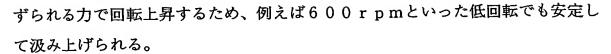
翼部347は本実施の形態においては薄い鉄板を打ち抜いて構成され、翼部347に抵抗溶接された鉄鋼線からなるロッド349がロッド孔344を介して底部352に穿孔した小径孔353に圧入固定されている。連通孔341は横孔362を介して軸受け部116内周面と主軸部320外周面で形成される摺動部に連通開口している。

#### [0055]

以上のように構成された圧縮機について、以下その動作を説明する。固定子136にインバータ駆動回路より通電がされると回転子137はシャフト325とともに回転する。シャフト325の主軸部320の回転に伴いスリーブ343の形成する円筒空洞部342は回転する。一方、挿入部346は円筒空洞部342の回転に引きずられて回転しようとするが、翼部347がオイル102の中で回転方向の強い粘性抵抗を受けるため、円筒空洞部342の回転数よりはるかに低い回転数で回転する。従って円筒空洞部342と挿入部346との間にはシャフト325の回転数に近い回転数差が生じる。このことによってパス孔348から入ったオイルは螺旋溝350の中を円筒空洞部342の回転に引きずられて上昇し、その際発生する油圧によって連通孔341内を上昇し、横孔362を通って軸受け部116内周面と主軸部320外周面で形成される摺動部に到達しこれを潤滑する。

#### [0056]

この際、オイル102は低回転で力が落ちる遠心力に依存せず、粘性的に引き



#### [0057]

ここで本実施の形態によれば、挿入部346とスリープ343とは底部352と底面部345とが互いに面で回動自在に接触してスラスト摺動部を形成しているので、スリーブ343と挿入部346との間にはこじりによる側圧はほとんど発生せず、従ってスリーブ343と挿入部346との摺動摩耗の発生は極めて少ない。その結果、摩耗紛が発生してオイルとともに摺動部に循環し、摺動部に噛みこまれて圧縮要素をロックさせてしまうといったことが無くなり、高い信頼性を備えた圧縮機が実現できた。

#### [0058]

また、スリーブ343にはオイル102を押し上げる力の反力として下向きの力が発生する。この力はスラスト方向の荷重として上記底部352と底面部345とで形成されるスラスト摺動部へ負荷される。本実施の形態ではこのスラスト摺動部はスリーブ343の底面部345を広く形成することで面圧を低減でき、耐摩耗性を改善することができる。

#### [0059]

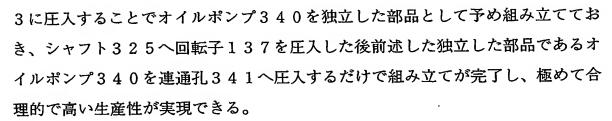
なお、本実施の形態では例示しなかったが、テフロン(登録商標)やバルブス チュールといった耐摩耗性を有するスペーサを底部352と底面部345との間 に介在させることでさらに耐摩耗性を向上させることができる。

#### [0060]

さらに挿入部346は、翼部347がオイル102の中で回転方向の強い粘性 抵抗を受けることで自己の回転が妨げられるため従来のように挿入部346の回 転を妨げる部材によって固定子136に間接的に挿入部346を固定する必要が 無く、極めてシンプルな構成であるために部品や工程が少なく、その結果低コス トの圧縮機を実現できるというメリットが得られる。

#### [0061]

しかも本実施の形態によればスリープ343に挿入部346を挿入し、翼部347を固定したロッド349をロッド孔344を介して底部352の小径孔35



#### [0062]

なお、実施の形態 1 から 3 はいずれも挿入部に螺旋突起を形成したが、円筒空洞部側に螺旋突起を形成しても同様にオイルが流通する螺旋溝が形成されるのは言うまでもない。

#### [0063]

また、実施の形態 1 から 3 はいずれもレシプロ式の内部懸垂型圧縮機を基に説明してきたが、縦型の回転式圧縮機やスクロール式圧縮機といった内部固定型の圧縮機であっても、シャフト下端オイル中に延在する圧縮機であれば本発明を適用することができる。

#### [0064]

更にガス、オイルについてもその種類を問わず、HFCやAC、CO2といった環境対応冷媒を含む全ての冷媒とこれらと相溶性を有するオイルを含む全てのオイルとの組み合わせにおいても、オイルポンプの構成部品に前記ガス、オイルへの耐性を有する材料を用いることで本発明の効果が普遍的に発揮されることは言うまでもない。

#### [0065]

#### 【発明の効果】

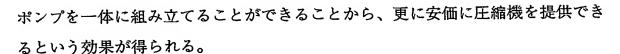
以上説明したように請求項1に記載の発明は、挿入部を固定子に固定する部材の必要が無く、信頼性が高く、安価な圧縮機を提供できるという効果が得られる

#### [0066]

請求項2に記載の発明は、請求項1に記載の発明の効果に加えて、耐摩耗性の 高い材料を適用でき、更に信頼性を上げることができるという効果が得られる。

#### [0067]

請求項3に記載の発明は、請求項2に記載の発明の効果に加えて、予めオイル



#### [0068]

請求項4に記載の発明は、請求項2に記載の発明の効果に加えて、予めオイルポンプを一体に組み立てることができることから、更に安価に圧縮機を提供できるという効果が得られる。

#### [0069]

請求項5に記載の発明は請求項1から請求項4のいずれか1項に記載の発明の効果に加えて、これを弾性的に支持された圧縮機に粘性ポンプを適用することで、信頼性が高く、安価な圧縮機を提供できるという効果が得られる。

#### [0070]

請求項6に記載の発明は請求項1から請求項5のいずれか1項に記載の発明の効果に加えて、低回転運転が可能で信頼性が高く、安価な圧縮機を提供できるという効果が得られる。

#### 【図面の簡単な説明】

#### 【図1】

本発明の実施の形態1による圧縮機の断面図

#### ·【図2】

本発明の実施の形態1による圧縮機の要部断面図

#### 【図3】

本発明の実施の形態1による圧縮機の要部斜視図

#### 【図4】

本発明の実施の形態2による圧縮機の要部断面図

#### [図5]

本発明の実施の形態3による圧縮機の要部断面図

#### 【図6】

従来の圧縮機の要部断面図

#### 【符号の説明】

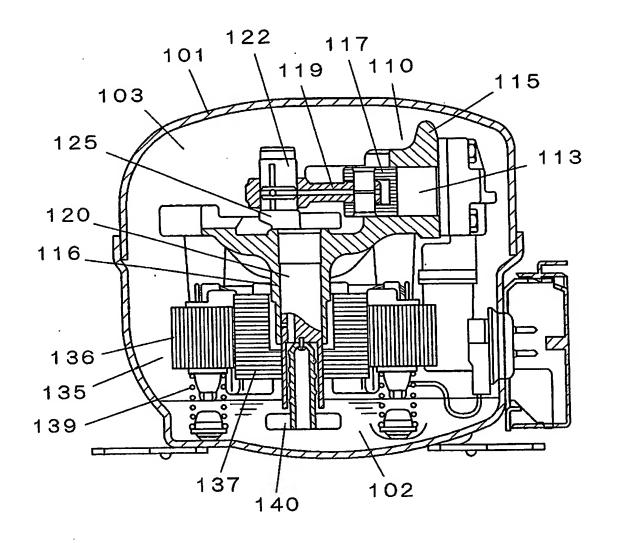
#### 101 密閉容器

- 102 オイル
- 103 ガス
- 110 圧縮要素
- 125, 225, 325 シャフト
- 135 電動要素
- 140, 240, 340 オイルポンプ
- 142, 242, 342 円筒空洞部
- 145, 246, 346 挿入部
- 147, 247, 347 翼部
- 150, 250, 350 螺旋溝
- 152, 252 上部
- 243, 343 スリーブ
- 2 4 5 上面部
- 3 4 5 底面部
- 352 底部

【書類名】 図面

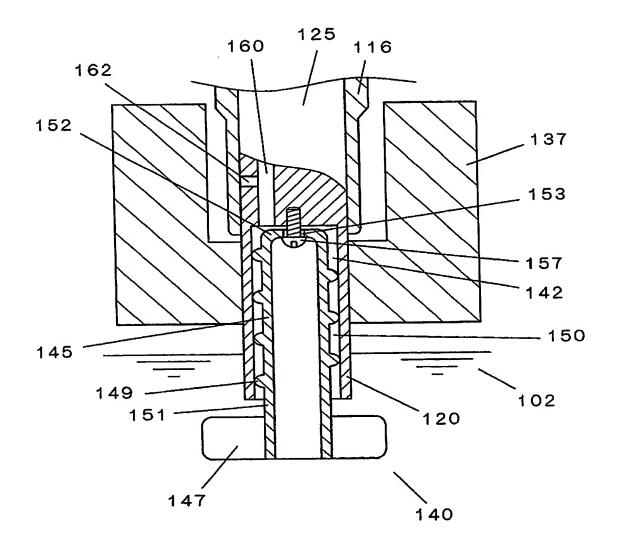
【図1】

101 密閉容器102 オイル103 ガス110 圧縮要素125 シャフト135 電動要素140 オイルポンプ



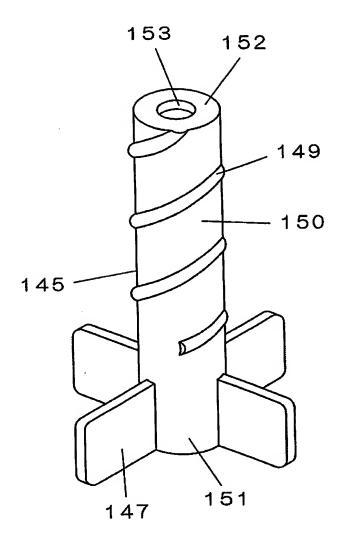
【図2】

102オイル125シャフト140オイルポンプ142円筒空洞部145挿入部147翼部150螺旋溝152上部



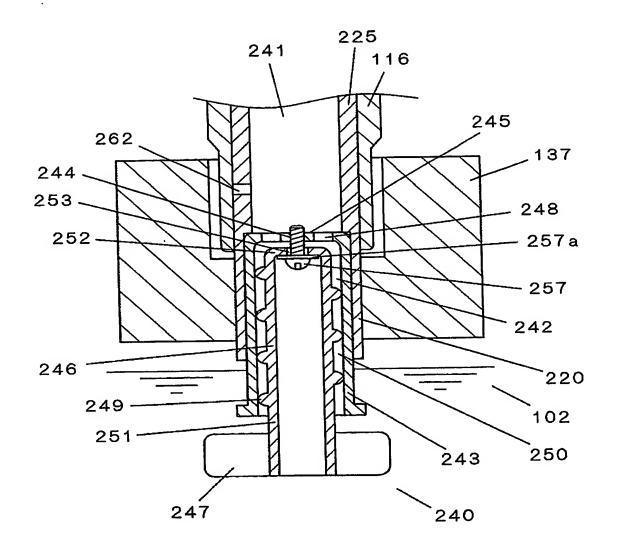
【図3】

145 挿入部 147 翼部 150 螺旋溝 152 上部



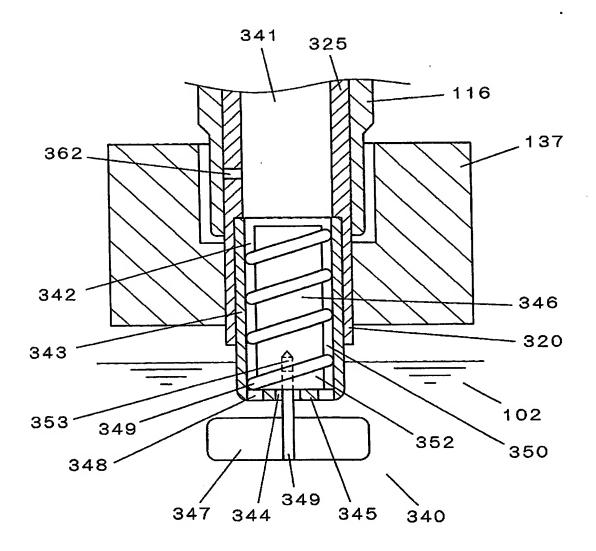
【図4】

102 オイル 225 シャフト 240 オイルポンプ 242 円筒空洞部 243 スリーブ 245 上面部 246 挿入部 247 翼部 250 螺旋溝 252 上部

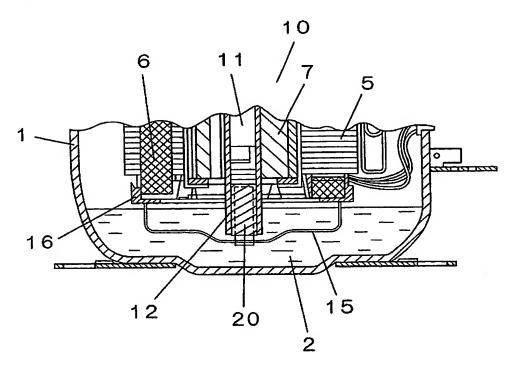




102オイル325シャフト340オイルポンプ342円筒空洞部343スリーブ345底面部346挿入部347翼部350螺旋溝352底部









#### 【要約】

【課題】 低回転運転においても確実にオイルが上がり、信頼性が高く、安価な圧縮機を提供することを目的とする。

【解決手段】 シャフト125に形成された円筒空洞部142と、円筒空洞部142に挿入され円筒空洞部142内周と前記挿入部145外周の間にオイル102が上昇する向きに螺旋溝150を形成する挿入部145とを備え、オイル102との間で粘性抵抗を発生する翼部を挿入部145に形成したオイルポンプ140を備える。

【選択図】 図2



特願2003-070015

出願人履歴情報

識別番号 .

[000005821]

1. 変更年月日

1990年 8月28日

[変更理由]

新規登録

住 所

大阪府門真市大字門真1006番地

松下電器産業株式会社 氏 名

# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

## **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:
☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
A FADED TEXT OR DRAWING
BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY

## IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.